

➤ Reševanje mehanskih problemov z MKE

- reševanje mehanskega problema z MKE poteka vsebinsko po enakih korakih, kot so opisani v poglavju “Osnove MKE”
- koraki od 1) do 4) se ne razlikujejo od reševanja že obravnavanega toplotnega problema ustaljenega prevoda toplote

➤ Koraki pri reševanju z MKE:

5) določitev začetnih, robnih in obremenitvenih pogojev

- linearno elastični mehanski problem – statično obremenjeni volumski konstrukcijski element

- parcialne diferencialne enačbe problema, zapisana v Kartezijevem koordinatnem sistemu

$$\frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{xy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{xz}}{\partial z} + \rho a_x = 0$$

$$\frac{\partial \sigma_{yx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{yz}}{\partial z} + \rho a_y = 0$$

$$\frac{\partial \sigma_{zx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{zy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{zz}}{\partial z} + \rho a_z = 0$$

- osnovna integralna enačba problema, pri čemer Ω predstavlja območje posameznega KE

$$\int_{\Omega} \left[\frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{xy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{xz}}{\partial z} + \rho a_x \right] v_x \, d\Omega = 0$$

$$\int_{\Omega} \left[\frac{\partial \sigma_{yx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{yz}}{\partial z} + \rho a_y \right] v_y \, d\Omega = 0$$

$$\int_{\Omega} \left[\frac{\partial \sigma_{zx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{zy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{zz}}{\partial z} + \rho a_z \right] v_z \, d\Omega = 0$$

pri čemer so v_i poljubne funkcije

- preureditev osnovne integralske enačbe problema

$$\int_{\Omega} \left[\frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} v_x + \frac{\partial \sigma_{xy}}{\partial y} v_x + \frac{\partial \sigma_{xz}}{\partial z} v_x \right] d\Omega + \int_{\Omega} \rho a_x v_x d\Omega = 0$$

$$\int_{\Omega} \left[\frac{\partial \sigma_{yx}}{\partial x} v_y + \frac{\partial \sigma_{yy}}{\partial y} v_y + \frac{\partial \sigma_{yz}}{\partial z} v_y \right] d\Omega + \int_{\Omega} \rho a_y v_y d\Omega = 0$$

$$\int_{\Omega} \left[\frac{\partial \sigma_{zx}}{\partial x} v_z + \frac{\partial \sigma_{zy}}{\partial y} v_z + \frac{\partial \sigma_{zz}}{\partial z} v_z \right] d\Omega + \int_{\Omega} \rho a_z v_z d\Omega = 0$$

- upoštevajoč matematično zvezo

$$\frac{\partial}{\partial x} (\sigma_{xx} v_x) = \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} v_x + \sigma_{xx} \frac{\partial v_x}{\partial x} \Rightarrow \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} v_x = \frac{\partial}{\partial x} (\sigma_{xx} v_x) - \sigma_{xx} \frac{\partial v_x}{\partial x}$$

$$\frac{\partial}{\partial y} (\sigma_{xy} v_x) = \frac{\partial \sigma_{xy}}{\partial y} v_x + \sigma_{xy} \frac{\partial v_x}{\partial y} \Rightarrow \frac{\partial \sigma_{yx}}{\partial y} v_x = \frac{\partial}{\partial y} (\sigma_{xy} v_x) - \sigma_{xy} \frac{\partial v_x}{\partial y}$$

$$\frac{\partial}{\partial z} (\sigma_{xz} v_x) = \frac{\partial \sigma_{xz}}{\partial z} v_x + \sigma_{xz} \frac{\partial v_x}{\partial z} \Rightarrow \frac{\partial \sigma_{zx}}{\partial z} v_x = \frac{\partial}{\partial z} (\sigma_{xz} v_x) - \sigma_{xz} \frac{\partial v_x}{\partial z}$$

lahko vse tri osnovne integralske enačbe problema zapišemo v obliki

$$\int_{\Omega} \left[\left(\frac{\partial}{\partial x} (\sigma_{xx} v_x) - \sigma_{xx} \frac{\partial v_x}{\partial x} \right) + \left(\frac{\partial}{\partial y} (\sigma_{xy} v_x) - \sigma_{xy} \frac{\partial v_x}{\partial y} \right) + \left(\frac{\partial}{\partial z} (\sigma_{xz} v_x) - \sigma_{xz} \frac{\partial v_x}{\partial z} \right) \right] d\Omega + \int_{\Omega} \rho a_x v_x d\Omega = 0$$

$$\int_{\Omega} \left[\left(\frac{\partial}{\partial x} (\sigma_{yx} v_y) - \sigma_{yx} \frac{\partial v_y}{\partial x} \right) + \left(\frac{\partial}{\partial y} (\sigma_{yy} v_y) - \sigma_{yy} \frac{\partial v_y}{\partial y} \right) + \left(\frac{\partial}{\partial z} (\sigma_{yz} v_y) - \sigma_{yz} \frac{\partial v_y}{\partial z} \right) \right] d\Omega + \int_{\Omega} \rho a_y v_y d\Omega = 0$$

$$\int_{\Omega} \left[\left(\frac{\partial}{\partial x} (\sigma_{zx} v_z) - \sigma_{zx} \frac{\partial v_z}{\partial x} \right) + \left(\frac{\partial}{\partial y} (\sigma_{zy} v_z) - \sigma_{zy} \frac{\partial v_z}{\partial y} \right) + \left(\frac{\partial}{\partial z} (\sigma_{zz} v_z) - \sigma_{zz} \frac{\partial v_z}{\partial z} \right) \right] d\Omega + \int_{\Omega} \rho a_z v_z d\Omega = 0$$

oziroma v obliki

$$\int_{\Omega} \left[\sigma_{xx} \frac{\partial v_x}{\partial x} + \sigma_{xy} \frac{\partial v_x}{\partial y} + \sigma_{xz} \frac{\partial v_x}{\partial z} \right] d\Omega =$$
$$= \int_{\Omega} \left[\frac{\partial}{\partial x} (\sigma_{xx} v_x) + \frac{\partial}{\partial y} (\sigma_{xy} v_x) + \frac{\partial}{\partial z} (\sigma_{xz} v_x) \right] d\Omega + \int_{\Omega} \rho a_x v_x d\Omega$$

$$\int_{\Omega} \left[\sigma_{yx} \frac{\partial v_y}{\partial x} + \sigma_{yy} \frac{\partial v_y}{\partial y} + \sigma_{yz} \frac{\partial v_y}{\partial z} \right] d\Omega =$$
$$= \int_{\Omega} \left[\frac{\partial}{\partial x} (\sigma_{yx} v_y) + \frac{\partial}{\partial y} (\sigma_{yy} v_y) + \frac{\partial}{\partial z} (\sigma_{yz} v_y) \right] d\Omega + \int_{\Omega} \rho a_y v_y d\Omega$$

$$\int_{\Omega} \left[\sigma_{zx} \frac{\partial v_z}{\partial x} + \sigma_{zy} \frac{\partial v_z}{\partial y} + \sigma_{zz} \frac{\partial v_z}{\partial z} \right] d\Omega =$$
$$= \int_{\Omega} \left[\frac{\partial}{\partial x} (\sigma_{zx} v_z) + \frac{\partial}{\partial y} (\sigma_{zy} v_z) + \frac{\partial}{\partial z} (\sigma_{zz} v_z) \right] d\Omega + \int_{\Omega} \rho a_z v_z d\Omega$$

- z uporabo Green-ovega teorema lahko integral po volumnu

$$I_{\Omega}^x = \int_{\Omega} \left[\frac{\partial}{\partial x} (\sigma_{xx} v_x) + \frac{\partial}{\partial y} (\sigma_{xy} v_x) + \frac{\partial}{\partial z} (\sigma_{xz} v_x) \right] d\Omega$$

prevedemo v integral po površini Γ , ki volumen Ω omejuje

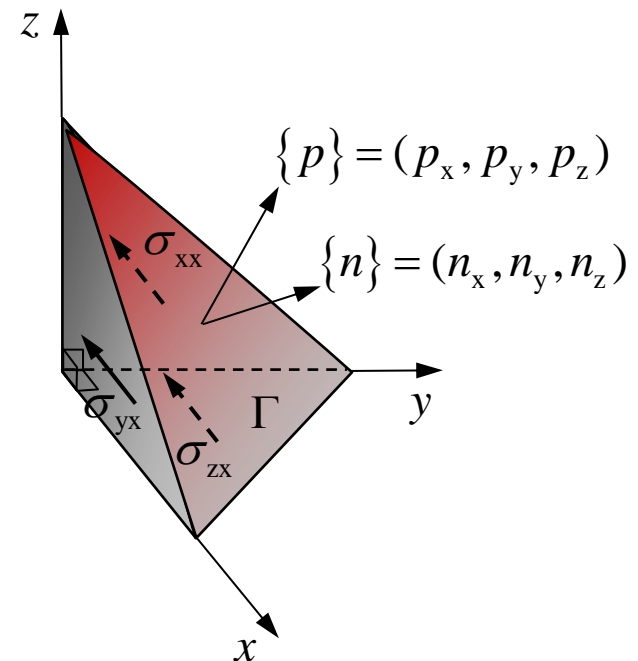
$$I_{\Omega}^x = I_{\Gamma}^x = \int_{\Gamma} \left[\sigma_{xx} n_x + \sigma_{xy} n_y + \sigma_{xz} n_z \right] v_x d\Gamma$$

pri čemer so n_x , n_y in n_z komponente enotskega normalnega vektorja $\{n\}$ na površino Γ . V zapisanem izrazu lahko izraz v oglatem oklepaju nadomestimo z x komponento napetostnega vektorja, ki učinkuje na površini Γ

$$\sigma_{xx} n_x + \sigma_{xy} n_y + \sigma_{xz} n_z = p_x$$

Tako lahko integral po površini zapišemo tudi

$$I_{\Gamma}^x = \int_{\Gamma} p_x v_x d\Gamma$$



Analogno lahko sedaj zapišemo še preostali enačbi

$$I_{\Gamma}^y = \int_{\Gamma} p_y v_y d\Gamma$$

$$I_{\Gamma}^z = \int_{\Gamma} p_z v_z d\Gamma$$

pri čemer smo v zapisu upoštevali enakost

$$\sigma_{yx} n_x + \sigma_{yy} n_y + \sigma_{yz} n_z = p_y$$

$$\sigma_{zx} n_x + \sigma_{zy} n_y + \sigma_{zz} n_z = p_z$$

Tri integralske enačbe, ki izhajajo iz diferencialnih enačb ravnotežnega stanja v posamezni smeri, preidejo v obliko

$$\int_{\Omega} \left[\sigma_{xx} \frac{\partial v_x}{\partial x} + \sigma_{xy} \frac{\partial v_x}{\partial y} + \sigma_{xz} \frac{\partial v_x}{\partial z} \right] d\Omega = \int_{\Gamma} p_x v_x d\Gamma + \int_{\Omega} \rho a_x v_x d\Omega$$

$$\int_{\Omega} \left[\sigma_{yx} \frac{\partial v_y}{\partial x} + \sigma_{yy} \frac{\partial v_y}{\partial y} + \sigma_{yz} \frac{\partial v_y}{\partial z} \right] d\Omega = \int_{\Gamma} p_y v_y d\Gamma + \int_{\Omega} \rho a_y v_y d\Omega$$

$$\int_{\Omega} \left[\sigma_{zx} \frac{\partial v_z}{\partial x} + \sigma_{zy} \frac{\partial v_z}{\partial y} + \sigma_{zz} \frac{\partial v_z}{\partial z} \right] d\Omega = \int_{\Gamma} p_z v_z d\Gamma + \int_{\Omega} \rho a_z v_z d\Omega$$

Ker zajemajo isto volumsko območje Ω in njegovo površino Γ , lahko vse tri integralske enačbe seštejemo

$$\int_{\Omega} \left[\sigma_{xx} \frac{\partial v_x}{\partial x} + \sigma_{yy} \frac{\partial v_y}{\partial y} + \sigma_{zz} \frac{\partial v_z}{\partial z} + \sigma_{xy} \left(\frac{\partial v_x}{\partial y} + \frac{\partial v_y}{\partial x} \right) + \sigma_{xz} \left(\frac{\partial v_x}{\partial z} + \frac{\partial v_z}{\partial x} \right) + \sigma_{yz} \left(\frac{\partial v_y}{\partial z} + \frac{\partial v_z}{\partial y} \right) \right] d\Omega =$$

$$= \int_{\Gamma} [p_x v_x + p_y v_y + p_z v_z] d\Gamma + \int_{\Omega} \rho [a_x v_x + a_y v_y + a_z v_z] d\Omega$$

Zaradi krajšega zapisa, zapišimo komponente napetostnega tenzorja v vektorski obliki, pri čemer upoštevamo da je napetostni tenzor simetričen

$$\{\sigma\} = \left\{ \sigma_{xx} \quad \sigma_{yy} \quad \sigma_{zz} \quad \sigma_{xy} \quad \sigma_{xz} \quad \sigma_{yz} \right\}^T$$

Vpeljimo še vektor parcialnih odvodov funkcije v , zapisan v sledeči obliki

$$\{\partial v\} = \left\{ \frac{\partial v_x}{\partial x} \quad \frac{\partial v_y}{\partial y} \quad \frac{\partial v_z}{\partial z} \quad \left(\frac{\partial v_x}{\partial y} + \frac{\partial v_y}{\partial x} \right) \quad \left(\frac{\partial v_x}{\partial z} + \frac{\partial v_z}{\partial x} \right) \quad \left(\frac{\partial v_y}{\partial z} + \frac{\partial v_z}{\partial y} \right) \right\}^T = [L] \begin{Bmatrix} v_x \\ v_y \\ v_z \end{Bmatrix} = [L] \{v\}$$

pri čemer je predstavlja matrični zapis $[L]$

$$[L] = \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{\partial}{\partial y} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{\partial}{\partial z} \\ \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} & 0 \\ \frac{\partial}{\partial z} & 0 & \frac{\partial}{\partial x} \\ 0 & \frac{\partial}{\partial z} & \frac{\partial}{\partial y} \end{bmatrix}$$

Integralsko enačbo statičnega mehanskega problema tako zapišemo

$$\int_{\Omega} \{\sigma\} \{\partial v\} d\Omega = \int_{\Gamma} \{p\} \{v\} d\Gamma + \int_{\Omega} \rho \{a\} \{v\} d\Omega$$

- Obravnavajmo homogen, izotropen, linearno elastičen material. Zvezo med napetostmi in deformacijami podaja Hookov reološki zakon

$$\{\sigma\} = [E] \{\varepsilon\} = \{\varepsilon\}^T [E]$$

pri čemer smo tudi deformacijski tenzor ε zapisali v vektorski obliki

$$\{\varepsilon\} = \left\{ \varepsilon_{xx} \quad \varepsilon_{yy} \quad \varepsilon_{zz} \quad \gamma_{xy} \quad \gamma_{xz} \quad \gamma_{yz} \right\}^T$$

mehanske snovne lastnosti pa zapišimo v sledeči matrični obliki

$$[E] = \frac{E}{(1+\nu)(1-2\nu)} \begin{bmatrix} (1-\nu) & \nu & \nu & 0 & 0 & 0 \\ \nu & (1-\nu) & \nu & 0 & 0 & 0 \\ \nu & \nu & (1-\nu) & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{1}{2}(1-2\nu) & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{2}(1-2\nu) & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{2}(1-2\nu) \end{bmatrix}$$

- komponente napetostnega tenzorja izrazimo v odvisnosti od deformacijskega tenzorja

$$\int_{\Omega} \{\sigma\} \{\partial v\} d\Omega = \int_{\Omega} \{\varepsilon\}^T [E] \{\partial v\} d\Omega$$

- komponente deformacijskega tenzorja lahko v Kartezijevem koordinatnem sistemu zapišemo v odvisnosti od pomikov v obravnavanem območju

$$\begin{aligned} \varepsilon_{xx} &= \frac{\partial u_x}{\partial x}, & \gamma_{xy} &= \left(\frac{\partial u_x}{\partial y} + \frac{\partial u_y}{\partial x} \right) \\ \varepsilon_{yy} &= \frac{\partial u_y}{\partial y}, & \gamma_{xz} &= \left(\frac{\partial u_x}{\partial z} + \frac{\partial u_z}{\partial x} \right) \\ \varepsilon_{zz} &= \frac{\partial u_z}{\partial z}, & \gamma_{yz} &= \left(\frac{\partial u_y}{\partial z} + \frac{\partial u_z}{\partial y} \right) \end{aligned} \quad \longrightarrow \quad \begin{aligned} \left\{ \begin{array}{c} \varepsilon_{xx} \\ \varepsilon_{yy} \\ \varepsilon_{zz} \\ \gamma_{xy} \\ \gamma_{xz} \\ \gamma_{yz} \end{array} \right\} &= \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{\partial}{\partial y} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{\partial}{\partial z} \\ \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} & 0 \\ \frac{\partial}{\partial z} & 0 & \frac{\partial}{\partial x} \\ 0 & \frac{\partial}{\partial z} & \frac{\partial}{\partial y} \end{bmatrix} \left\{ \begin{array}{c} u_x \\ u_y \\ u_z \end{array} \right\} = [L] \{u\} \end{aligned}$$

ter tako dobimo integralni zapis izražen v odvisnosti od pomikov, ki predstavljajo primarno veličino problema

$$\int_{\Omega} \{\varepsilon\}^T [E] \{\partial v\} d\Omega = \int_{\Omega} ([L] \{u\})^T [E] \{\partial v\} d\Omega$$

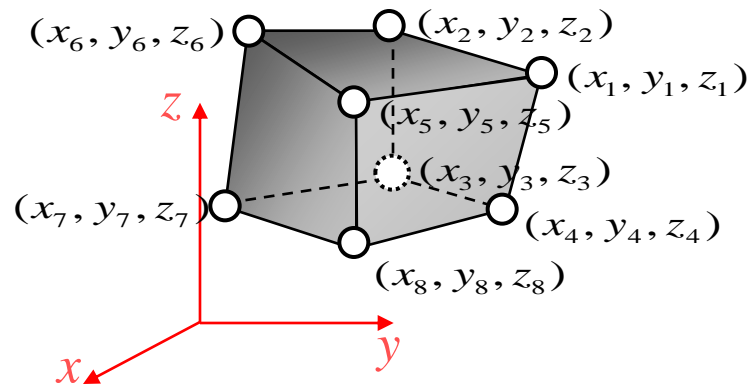
- interpolacija polja pomikov po območju KE

$$\{u\} = \{u_x, u_y, u_z\}^T$$

$$u_x(x, y, z) \approx \hat{u}_x(x, y, z) = \sum_{j=1}^{N_v} U_j^x \psi_j(x, y, z) = \{U^x\} \{\psi\}$$

$$u_y(x, y, z) \approx \hat{u}_y(x, y, z) = \sum_{j=1}^{N_v} U_j^y \psi_j(x, y, z) = \{U^y\} \{\psi\}$$

$$u_z(x, y, z) \approx \hat{u}_z(x, y, z) = \sum_{j=1}^{N_v} U_j^z \psi_j(x, y, z) = \{U^z\} \{\psi\}$$

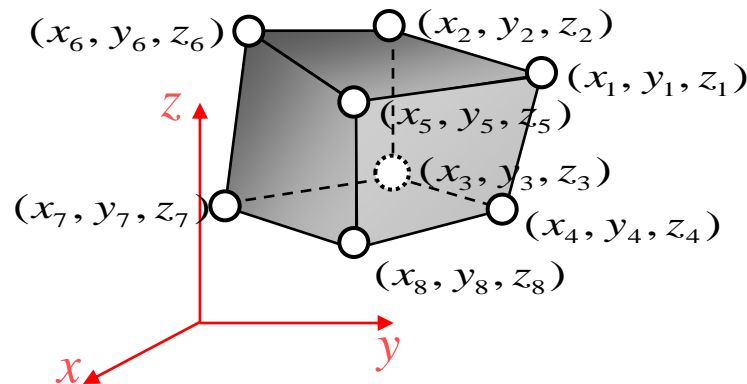


- polje pomikov po območju KE lahko sedaj v odvisnosti od vozliščnih vrednosti KE zapišemo v matrični obliki

$$\{u\} = \begin{Bmatrix} u_x \\ u_y \\ u_z \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \{\psi\} & 0 & 0 \\ 0 & \{\psi\} & 0 \\ 0 & 0 & \{\psi\} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \{U^x\} \\ \{U^y\} \\ \{U^z\} \end{Bmatrix} = [N]\{U\}$$

- v spodnjem integralnem izrazu nastopajo kot neznane veličine pomiki vozlišč KE

$$\int_{\Omega} ([L][N]\{U\})^T [E] \{\partial v\} d\Omega$$



- v skladu z Galerkinovo metodo izberimo poljubne funkcije v na sledeči način

$$\{v\} = \begin{Bmatrix} v_x \\ v_y \\ v_z \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \{\psi\} & 0 & 0 \\ 0 & \{\psi\} & 0 \\ 0 & 0 & \{\psi\} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \{\Upsilon^x\} \\ \{\Upsilon^y\} \\ \{\Upsilon^z\} \end{Bmatrix} = [N]\{\Upsilon\}$$

pri čemer smo funkcije izrazili v odvisnosti od poljubnih vozliščnih vrednosti Υ

- parcialne odvode tako izbranih funkcij zapišemo z enačbo

$$\{\partial v\} = [L][N]\{\Upsilon\}$$

kar omogoči zapis integralskega izraza na sledeči način

$$\int_{\Omega} ([L][N]\{U\})^T [E] \{\partial v\} d\Omega = \int_{\Omega} ([L][N]\{U\})^T [E] ([L][N]\{\Upsilon\}) d\Omega$$

- zapišimo integralsko enačbo, upoštevajoč izbrano obliko funkcij v

$$\int_{\Omega} ([L][N]\{U\})^T [E] ([L][N]\{\Upsilon\}) d\Omega = \int_{\Gamma} \{p\} \{v\} d\Gamma + \int_{\Omega} \rho \{a\} \{v\} d\Omega =$$

$$= \int_{\Gamma} \{p\} [N]\{\Upsilon\} d\Gamma + \int_{\Omega} \rho \{a\} [N]\{\Upsilon\} d\Omega$$

- poljubne vozliščne vrednosti Υ v integralskih izrazih lahko izpostavimo

$$\left\{ \int_{\Omega} ([L][N]\{U\})^T [E] ([L][N]) d\Omega \right\} \{\Upsilon\} = \left\{ \int_{\Gamma} \{p\} [N] d\Gamma + \int_{\Omega} \rho \{a\} [N] d\Omega \right\} \{\Upsilon\}$$

¶Tako dobljena enačba mora veljati za poljubne vozliščne vrednosti , kar pa je v splošnem edino možno, če velja enakost

$$\int_{\Omega} ([L][N]\{U\})^T [E] ([L][N]) d\Omega = \int_{\Gamma} \{p\} [N] d\Gamma + \int_{\Omega} \rho \{a\} [N] d\Omega$$

- v enačbi se nahajajo vozliščne vrednosti pomikov

$$\int_{\Omega} ([L][N]\{U\})^T [E] ([L][N]) d\Omega = \int_{\Gamma} \{p\} [N] d\Gamma + \int_{\Omega} \rho \{a\} [N] d\Omega$$

ki jih lahko izpod integrala izpostavimo

$$\left\{ \int_{\Omega} ([L][N])^T [E] ([L][N]) d\Omega \right\} \{U\} = \int_{\Gamma} \{p\} [N] d\Gamma + \int_{\Omega} \rho \{a\} [N] d\Omega$$

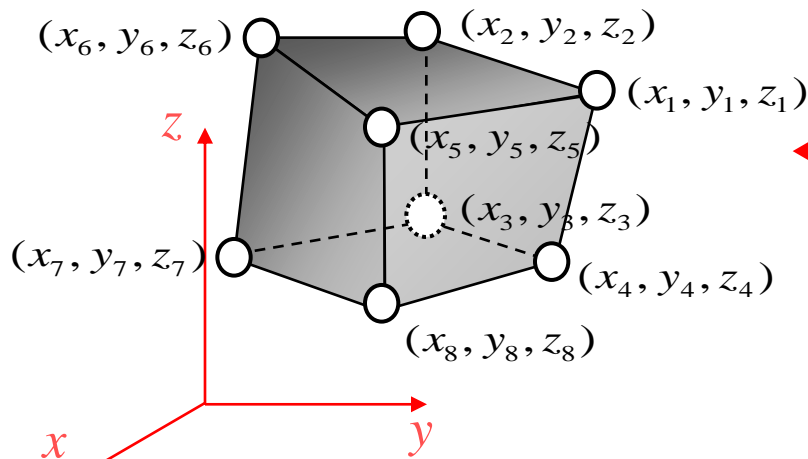
- izoparametrični KE

- interpolacija geometrije KE

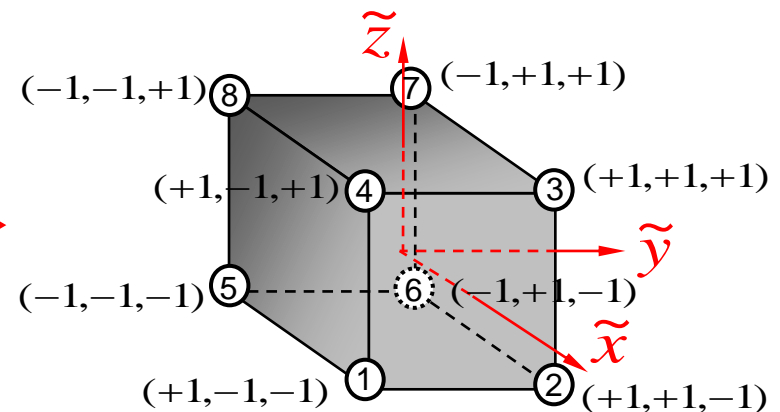
$$x = x(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z}) = \sum_{j=1}^{N_v} x_j \tilde{\psi}_j(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z})$$

$$y = y(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z}) = \sum_{j=1}^{N_v} y_j \tilde{\psi}_j(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z})$$

$$z = z(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z}) = \sum_{j=1}^{N_v} z_j \tilde{\psi}_j(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z})$$



Kartezijev koordinatni sistem



naravni koordinatni sistem

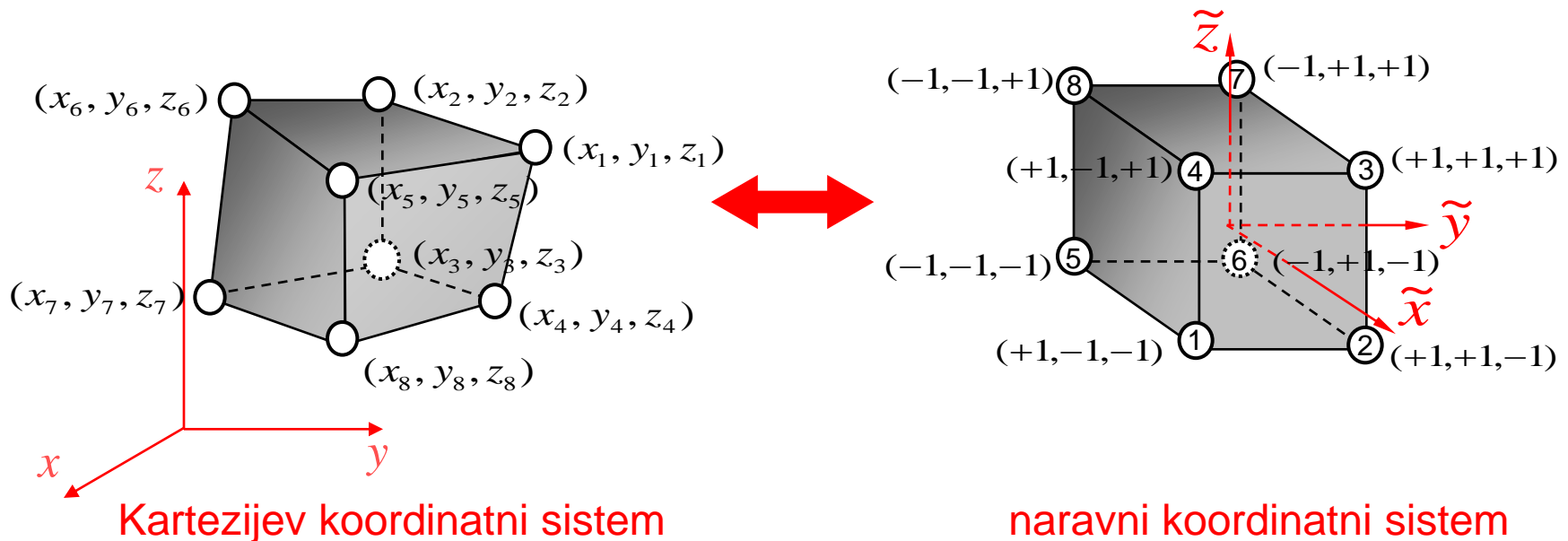
• interpolacija polja pomikov po območju KE

$$\{u\} = \{u_x, u_y, u_z\}^T$$

$$u_x(x, y, z) \approx \hat{u}_x(x, y, z) = \tilde{u}_x(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z}) = \sum_{j=1}^{N_v} U_j^x \tilde{\psi}_j(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z}) = \{U^x\} \{\tilde{\psi}\}$$

$$u_y(x, y, z) \approx \hat{u}_y(x, y, z) = \tilde{u}_y(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z}) = \sum_{j=1}^{N_v} U_j^y \tilde{\psi}_j(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z}) = \{U^y\} \{\tilde{\psi}\}$$

$$u_z(x, y, z) \approx \hat{u}_z(x, y, z) = \tilde{u}_z(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z}) = \sum_{j=1}^{N_v} U_j^z \tilde{\psi}_j(\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z}) = \{U^z\} \{\tilde{\psi}\}$$



- v primeru izoparametričnega KE lahko polje pomikov po območju KE v odvisnosti od vozliščnih vrednosti KE zapišemo na že znani način

$$\{u\} = \begin{Bmatrix} u_x \\ u_y \\ u_z \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \{\tilde{\psi}\} & 0 & 0 \\ 0 & \{\tilde{\psi}\} & 0 \\ 0 & 0 & \{\tilde{\psi}\} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \{U^x\} \\ \{U^y\} \\ \{U^z\} \end{Bmatrix} = [\tilde{N}]\{U\}$$

na enak način izrazimo poljubne funkcije v v odvisnosti od poljubnih vozliščnih vrednosti Υ

$$\{v\} = \begin{Bmatrix} v_x \\ v_y \\ v_z \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \{\tilde{\psi}\} & 0 & 0 \\ 0 & \{\tilde{\psi}\} & 0 \\ 0 & 0 & \{\tilde{\psi}\} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \{\Upsilon^x\} \\ \{\Upsilon^y\} \\ \{\Upsilon^z\} \end{Bmatrix} = [\tilde{N}]\{\Upsilon\}$$

- matrični zapis enačbe KE za linearno elastični statično obremenjeni problem

- za posamezni KE dobimo toliko enačb, kolikor ima KE prostostnih stopenj
- v vozlišču KE so neznane tri primarne veličine – pomiki, tako da ima posamezni KE $(3 \cdot N_v)$ prostostnih stopenj

$$[K]_e \{U\}_e = \{F\}_e$$

$$\begin{bmatrix} K_{11} & K_{12} & K_{13} & \cdots & K_{1(3N_v)} \\ K_{21} & K_{22} & K_{23} & \cdots & K_{2(3N_v)} \\ K_{31} & K_{32} & K_{33} & \cdots & K_{3(3N_v)} \\ \vdots & \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ K_{(3N_v)1} & K_{(3N_v)2} & K_{(3N_v)3} & \cdots & K_{(3N_v)(3N_v)} \end{bmatrix}_e \begin{Bmatrix} U_{1x} \\ U_{1y} \\ U_{1z} \\ \vdots \\ U_{(3N_v)z} \end{Bmatrix}_e = \begin{Bmatrix} F_{1x} \\ F_{1y} \\ F_{1z} \\ \vdots \\ F_{(3N_v)z} \end{Bmatrix}_e$$

- togostna matrika $[K]_e$ se izračuna na sledeči način

$$[K]_e = \int_{\Omega_e} ([L][N])^T [E] ([L][N]) d\Omega$$

- posamezni element vektorja $\{F\}_e$ predstavlja v vozlišču KE delujočo vektorsko komponento sile v smeri določene koordinatne osi
- v primeru, da je velikost vektorske komponente pomika v smeri določene koordinatne osi v vozlišču KE poznana, velikost vektorske komponente sile v tej smeri ni poznana

$$U_{ik} = \checkmark \Rightarrow F_{ik} = ? , \quad i = 1, \dots, N_v , \quad k = x, y, z$$

- pomik je lahko poznan samo v vozlišču KE, ki leži na ograji obravnavanega območja

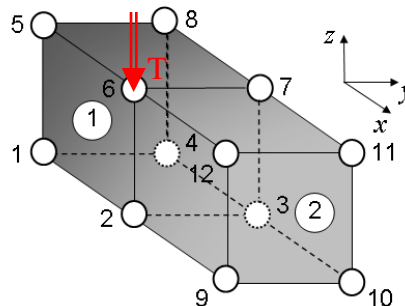
- v primeru, da velikost vektorske komponente pomika v smeri določene koordinatne osi v vozlišču KE ni poznana, je velikost vektorske komponente sile v tej smeri možno določiti

$$U_{ik} = ? \Rightarrow F_{ik} = \checkmark, \quad i = 1, \dots, N_v, \quad k = x, y, z$$

- v primeru točkovne mehanske obremenitve na ograji obravnavanega območja, mrežo KE generiramo tako, da točka, v kateri deluje točkovna obremenitev, sovpada z vozliščem KE

$$F_{Ik} = F_{Tk}, \quad I = \{1, \dots, N_{KE}\}, \quad k = x, y, z$$

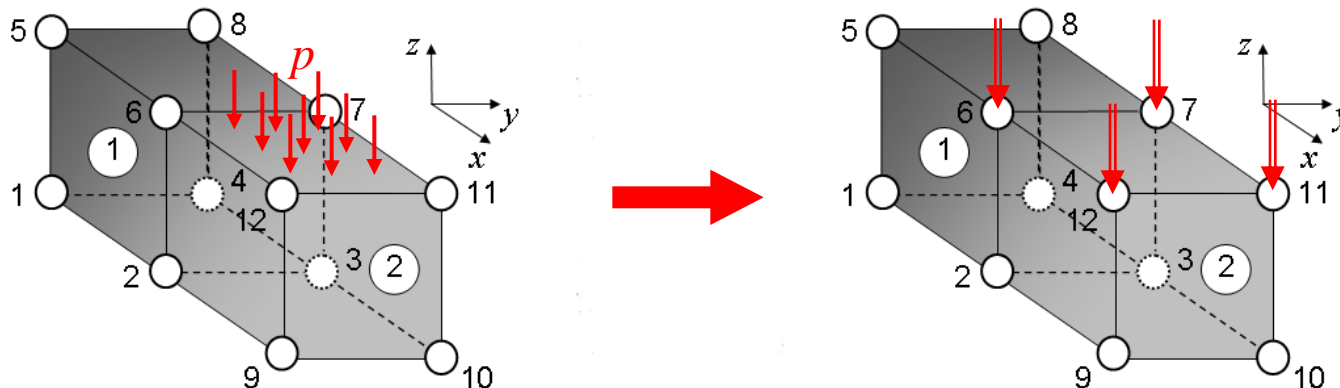
- točkovna obremenitev je vezana na vozlišče mreže KE in ne na posamezni KE



- v primeru ploskovno porazdeljene mehanske obremenitve na ograji obravnavanega območja, izračunamo ekvivalentne vozliščne sile za posamezni KE

$$\{F_p\}_e = \int_{\Gamma_e} p[N]^T d\Gamma$$

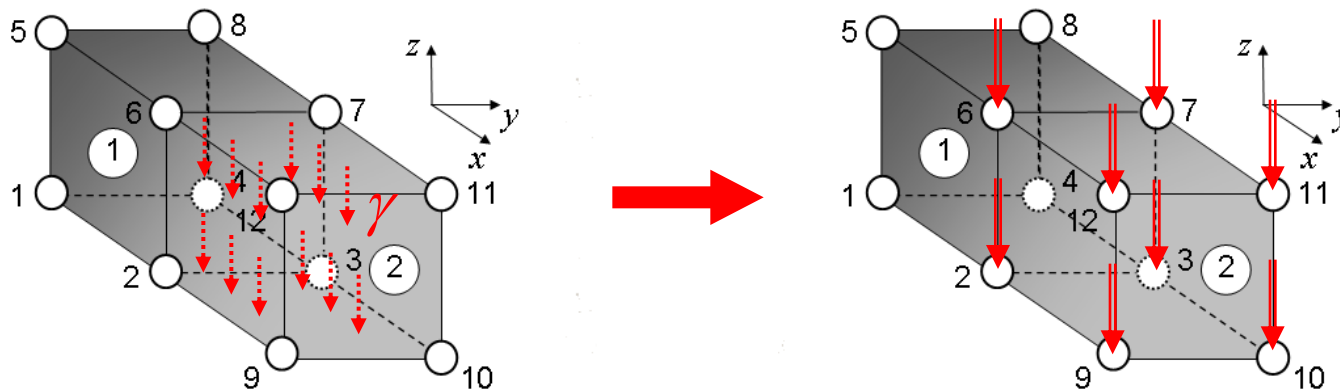
- izračun ekvivalentnih vozliščnih sil je vezan na ploskev posameznega KE



- v primeru volumsko porazdeljene mehanske obremenitve izračunamo ekvivalentne vozliščne sile za posamezni KE

$$\{F_V\}_e = \int_{\Omega_e} \rho_k a_k [N]^T d\Omega = \int_{\Omega_e} \gamma [N]^T d\Omega$$

- izračun ekvivalentnih vozliščnih sil je vezan na volumen posameznega KE



- sistem enačb za celotni problem zapisan v simbolni matrični obliki

$$[K] \{U\} = \{F\}$$

oziroma upoštevajoč znane in neznanne vrednosti v vozliščih mreže KE

$$\begin{bmatrix} [K]_{RR} & [K]_{RF} \\ [K]_{FR} & [K]_{FF} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \{U\}_R \\ \{U\}_F = ? \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \{F\}_R = ? \\ \{F\}_F \end{Bmatrix}$$

6) reševanje sistema enačb

7) prikaz in analiza rezultatov:

- izračun deformacij in napetosti poteka na nivoju posameznega KE

$$\{\varepsilon\}_e = [L]\{u\}_e = ([L][N]) \{U\}_e$$

$$\{\sigma\}_e = [E] \{\varepsilon\}_e$$

- deformacije in napetosti se izračunajo v integracijskih točkah KE

- izračun glavnih deformacij in napetosti

$$\begin{Bmatrix} \varepsilon_{xx} & \varepsilon_{xy} & \varepsilon_{xz} \\ \varepsilon_{yx} & \varepsilon_{yy} & \varepsilon_{yz} \\ \varepsilon_{zx} & \varepsilon_{zy} & \varepsilon_{zz} \end{Bmatrix}_e = \begin{Bmatrix} \varepsilon_1 & 0 & 0 \\ 0 & \varepsilon_2 & 0 \\ 0 & 0 & \varepsilon_3 \end{Bmatrix}_e, \quad \varepsilon_1 \geq \varepsilon_2 \geq \varepsilon_3$$

$$\begin{Bmatrix} \sigma_{xx} & \sigma_{xy} & \sigma_{xz} \\ \sigma_{yx} & \sigma_{yy} & \sigma_{yz} \\ \sigma_{zx} & \sigma_{zy} & \sigma_{zz} \end{Bmatrix}_e = \begin{Bmatrix} \sigma_1 & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_2 & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_3 \end{Bmatrix}_e, \quad \sigma_1 \geq \sigma_2 \geq \sigma_3$$

- izračun glavnih deformacij in napetosti

$$\begin{vmatrix} T_{xx} - T & T_{xy} & T_{xz} \\ T_{yx} & T_{yy} - T & T_{yz} \\ T_{zx} & T_{zy} & T_{zz} - T \end{vmatrix} = 0 \Rightarrow T_1 \geq T_2 \geq T_3, \quad T = \varepsilon, \sigma$$

- izračun ekvivalentne napetosti

- ekvivalentna napetost po Von Misesu

$$\sigma_{\text{ekv}}^{\text{Mises}} = \sqrt{0.5 [(\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_1 - \sigma_3)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2]}$$

- ekvivalentna napetost po Tresci

$$\sigma_{\text{ekv}}^{\text{Tresca}} = \max\left(\frac{|\sigma_1 - \sigma_2|}{2}, \frac{|\sigma_1 - \sigma_3|}{2}, \frac{|\sigma_2 - \sigma_3|}{2}\right)$$

- tekstovni prikaz rezultatov
 - v vozliščih KE
 - v integracijskih točkah KE

- grafični prikaz rezultatov
 - vektorsko
 - v obliki izolinij